

Europäisches Patentamt  
European Patent Office  
Office européen des brevets



(11) EP 0 716 966 A2

(12) **EUROPÄISCHE PATENTANMELDUNG**

(43) Veröffentlichungstag:  
19.06.1996 Patentblatt 1996/25

(51) Int. Cl.<sup>6</sup>: B60T 1/08, F16D 65/78

(21) Anmeldenummer: 95119499.2

(22) Anmeldetag: 11.12.1995

(84) Benannte Vertragsstaaten:  
AT DE ES FR GB IT NL SE

(30) Priorität: 16.12.1994 DE 4445024  
16.03.1995 DE 19509417

(71) Anmelder: Voith Turbo GmbH  
D-89522 Heidenheim (DE)

(72) Erfinder:  
• Adams, Werner  
D-74564 Crailsheim (DE)  
• Edelmann, Peter  
D-89522 Heidenheim (DE)

• Friedrich, Jürgen  
D-74564 Crailsheim (DE)  
• Heiling, Peter  
D-74589 Satteldorf (DE)  
• Rose, Peter  
D-74532 Ilshofen (DE)  
• Vogelsang, Klaus  
D-74564 Crailsheim (DE)

(74) Vertreter: Weitzel, Wolfgang, Dr.-Ing.  
Patentanwalt  
Friedenstrasse 10  
89522 Heidenheim (DE)

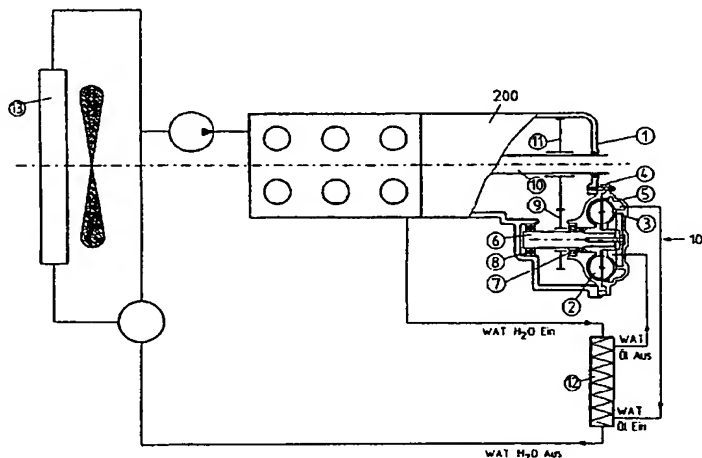
(54) **Antriebseinheit**

(57) Die Erfindung betrifft eine Antriebseinheit für ein Kraftfahrzeug mit einem Motor; mit einem Getriebe; mit einem hydrodynamischen Retarder, umfassend ein Rotorscheufelrad und ein Statorschaufelrad; der Motor und das Getriebe sind im Hauptantriebsstrang angeordnet; der hydrodynamische Retarder ist dem Hauptantriebs-

strang derart zugeordnet, daß das Rotorscheufelrad des hydrodynamischen Retarders über den Hauptantriebsstrang angetrieben wird.

Die Erfindung ist gekennzeichnet durch das folgende Merkmal: das Betriebsfluid ist das zur Kühlung des Fahrzeuges verwendete Medium.

Fig. 1a) Bremsbetrieb



## Beschreibung

Die Erfindung betrifft eine Antriebseinheit, im einzelnen mit den Merkmalen aus dem Oberbegriff des Anspruchs 1.

In Antriebsanlagen von Fahrzeugen oder stationären Anlagen ist als Mittel zur Geschwindigkeits- bzw. Drehzahlreduzierung häufig ein Retarder integriert. Der Retarder wird beim Einsatz im Kraftfahrzeug oder bei Anlagen mit stark wechselndem Betrieb durch Füllen und Entleeren des beschauften Arbeitskreislaufes mit einem Betriebsfluid ein- oder ausgeschaltet.

Die stationären oder fahrbaren Einheiten - beispielsweise Kraftfahrzeuge -, in welchen die genannten Antriebseinheiten eingebaut sind, haben in der Regel weitere Aggregate, die einer Kühlung bedürfen. Hierbei ist beispielsweise an Motoren, Bremsen, Kupplungen, Getriebe zu denken.

Diese anderen Aggregate können ebenfalls einen Kühlkreislauf aufweisen, um deren Arbeitsmedium zu kühlen.

Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, eine Antriebseinheit gemäß dem Oberbegriff von Anspruch 1 derart zu gestalten, daß der zum Kühlen des Retarders sowie ggf. weiterer Aggregate der zugeordneten, stationären oder fahrbaren Einheit verringert wird.

Diese Aufgabe wird durch die kennzeichnenden Merkmale von Anspruch 1 gelöst.

Die erfindungsgemäße Lösung der Aufgabe wird nachfolgend anhand von Figuren erläutert. Darin ist im übrigen folgendes dargestellt:

- Fig. 1a-1c zeigen eine bevorzugte Ausführung mit im Getriebe integriertem Retarder in verschiedenen Betriebszuständen; eine Anordnung gemäß der Figur 1 im Bremsbetrieb mit vertauschten Lagern;
- Fig. 2 zeigen eine Ausführung entsprechend den Fig. 1 mit auf der Rotorschaukelradwelle fliegend gelagertem und getriebeseitig angeordnetem Ritzel;
- Fig. 3a-3b zeigt eine Ausführung entsprechend den Fig. 1 mit auf der Rotorschaukelradwelle fliegend gelagertem und retarderseitig angeordneten Ritzel;
- Fig. 4 zeigt eine Ausführung mit im Getriebe integriertem Retarder;
- Fig. 5 zeigt eine Ausführung entsprechend Fig. 5 mit vertauschten Lagern;
- Fig. 6 zeigt eine Ausführung mit im Getriebe integriertem Retarder und mit auf der Rotorschaukelradwelle fliegend gelagertem und getriebeseitig angeordnetem Ritzel;
- Fig. 7 zeigt eine Ausführung entsprechend Fig. 7 mit vertauschten Lagern;
- Fig. 8 zeigt eine Ausführung entsprechend Fig. 7 mit vertauschten Lagern;

Fig. 9a und 9b zeigen Ausführungen mit im Getriebe integriertem Retarder und mit auf der Rotorschaukelradwelle fliegend gelagertem und retarderseitig angeordnetem Ritzel;

Fig. 10 zeigt eine Ausführung entsprechend Fig. 6 mit einer in den Retarder integrierten zusätzlichen Förderpumpe.

Die Figuren 1a-1c zeigen eine bevorzugte Ausführung mit im Getriebe integriertem Retarder in verschiedenen Betriebszuständen. Zur Verdeutlichung sind hier lediglich das Getriebe und die zur Funktionsweise erforderlichen Komponenten schematisch dargestellt.

Ein hydrodynamischer Retarder 100 ist im Antriebsstrang in einem Getriebe 200, insbesondere ins Getriebegehäuse 1 integriert. Der hydrodynamische Retarder 100 umfaßt ein Rotorschaukelrad 2 und ein Statorschaukelrad 3 sowie ein Rotorschaukelradgehäuse 4 und ein Statorschaukelradgehäuse 5. Das Rotorschaukelrad ist drehfest mit einer Rotorschaukelradwelle 6 verbunden. Die Rotorschaukelradwelle 6 ist dabei parallel zu einer Getriebewelle 10, welche als Getriebein-, oder wie hier dargestellt, als Getriebeausgangswelle fungiert, angeordnet. Das Rotorschaukelrad 2 ist fliegend auf der Rotorschaukelradwelle 6 gelagert. Die Rotorschaukelradwelle 6 ist in diesem Beispiel im Getriebegehäuse 1 und im Rotorschaukelradgehäuse 4 gelagert. Die Lagerung, bestehend aus einem Loslager 7 und einem Festlager 8, befindet sich somit im Getriebe und kann deshalb über den Getriebeölhaushalt mit Schmieröl versorgt werden. Der Kraftfluß bzw. Drehmomentenfluß erfolgt über die Getriebewelle 10 auf die Rotorschaukelradwelle 6, die quasi als Nebenzweig fungiert. Zur Drehmomentenübertragung ist auf der Getriebewelle 10 ein Zahnrad 11 drehfest anordenbar, und dazu analog auf der Rotorschaukelradwelle 6 ein Ritzel 9.

Im Bremsbetrieb, wie in der Figur 1 dargestellt, stehen Zahnrad und Ritzel in Drehverbindung miteinander. Die Drehmomentenübertragung erfolgt somit von der Getriebewelle 10 auf die Rotorschaukelradwelle 6. Ist der Retarder mit dem zur Kühlung des Fahrzeugs verwendeten Medium befüllt, ist es erforderlich, da im Bremsbetrieb hohe Temperaturen anfallen, die Betriebsflüssigkeit - z.B. Öl - zu kühlen. Zu diesem Zweck ist ein Wärmetauscher 12 vorgesehen. Der Energieaustausch im Bremsbetrieb erfolgt somit über einen Öl-H<sub>2</sub>O-Wärmetauscher, der ins Kühlsystem des Fahrzeuges integriert ist, d.h. der Wärmetauscher 12 ist wasserseitig mit einem Fahrzeugkühler 13 verbunden, die Ölseite des Wärmetauschers ist mit den Zu- und Ablaufkanälen des Statorschaukelrades 3 gekoppelt.

Die Figur 1b verdeutlicht eine Anordnung gemäß der Figur 1a im Retarder-Leerlaufbetrieb, d.h. im Nichtbremsbetrieb, wobei die Entkopplung der Rotorschaukelradwelle von der Getriebewelle 10 durch Entkopplung des Ritzels 9 realisiert wird. Das Ritzel 9 kann dazu beispielsweise auf einer Schiebewelle 101 drehfest angeordnet sein, welche die Rotorschaukelradwelle 6

umschließt und auf dieser axial verschiebbar ist. Die Figur 1c verdeutlicht ebenfalls eine Möglichkeit zur Realisierung einer Entkopplung der Rotorschaukelradwelle 6 von der Getriebewelle 10. Der Grundaufbau entspricht auch hier dem in der Figur 1a beschriebenen, weshalb für gleiche Elemente die gleichen Bezugszeichen verwendet wurden. Im in der Figur 1c dargestellten Fall verbleibt das Ritzel 9 in seiner Lage unverändert auf der Rotorschaukelradwelle 6, während das Zahnrad 11 von dem Ritzel 9 entkoppelt wird.

Zur Realisierung der Entkopplung sind verschiedene Möglichkeiten denkbar, die sich in der Anordnung bzw. der Befestigung von Ritzel und Zahnrad widerspiegeln. Diese sind jedoch dem Fachmann geläufige konstruktive Maßnahmen, weshalb hier im Einzelfall nicht auf diese eingegangen wird.

Die Figur 2 verdeutlicht eine Anordnung gemäß der Figur 1, hier im Bremsbetrieb dargestellt, bei welcher die einzelnen Lager der Lagerung der Rotorschaukelradwelle 6 vertauscht wurden. Die Rotorschaukelradwelle stützt sich über das Loslager 7 am Getriebegehäuse 1 und das Festlager 8 am Rotorschaukelradgehäuse 4 ab, wobei das Rotorschaukelradgehäuse sich wiederum am Getriebegehäuse abstützt.

Die Figur 3a verdeutlicht eine Anordnung entsprechend der Figur 1a im Bremsbetrieb, bei der als Abwandlung auch das auf der Rotorschaukelradwelle 6 angeordnete Ritzel 9 fliegend gelagert ist. Für gleiche Elemente wurden deshalb gleiche Bezugszeichen verwendet. Auch hier ergibt sich die Möglichkeit, entweder das Ritzel 9 oder aber das Zahnrad 11 zu entkoppeln.

Die Figur 3b verdeutlicht eine Ausführung entsprechend der Figur 3a, wobei jedoch die Lager 7 und 8 der Lagerung der Rotorschaukelradwelle vertauscht wurden. Auch hier stützt sich die Rotorschaukelradwelle 6 über das Rotorschaukelradgehäuse 4 am Getriebegehäuse 1 ab. Möglichkeiten der Entkopplung sind sowohl für das Ritzel 9 als auch für das Zahnrad 11 vorsehbar.

Die Figur 4 zeigt eine Ausführung mit einem im Getriebe integrierten hydrodynamischen Retarder, wobei die Rotorschaukelradwelle 6 von der Getriebewelle 10 entkoppelbar ist und die Drehmomentenübertragung von der Getriebewelle 10 über ein Zahnrad 11 auf das Ritzel, welches mit der Rotorschaukelradwelle drehfest verbindbar ist und welches getriebeausgangseitig angeordnet ist, erfolgt. Das Ritzel 9 ist hier fliegend auf der Rotorschaukelradwelle 6 retarderseitig angeordnet. Dementsprechend kann auch eine analoge Ausführung mit retarderseitig fliegend gelagertem Ritzel 9 entsprechend der Figur 4, hier jedoch nicht dargestellt, mit Vertauschen der Lager der Lagerung realisiert werden.

Die Figur 5 zeigt eine Ausführung mit im Getriebegehäuse integriertem hydrodynamischen Retarder 100, der einflutig oder mehrflutig mit dem Kühlmedium des Fahrzeugs betrieben wird. Dieser umfaßt ein Rotorschaukelrad 2, ein Statorschaukelrad 3, ein Rotorschaukelradgehäuse 4, ein Statorschaukelradgehäuse 5 und eine Rotorschaukelradwelle 6. Das Rotorschaukelrad ist

dabei fliegend auf der Rotorschaukelradwelle 6 angeordnet. Die Lagerung des Rotorschaukelrades erfolgt auch hier über eine Lagerung bestehend aus einem Loslager 7 und einem Festlager 8, wobei die Abstützung über das Festlager 8 der Rotorschaukelradwelle 6 am Getriebegehäuse 1 erfolgt und die Abstützung über das Rotorschaukelradgehäuse 4 am Getriebegehäuse 1 über das Loslager 7. Die Lagerung befindet sich auch hier vollständig im Getriebe und kann deshalb vom Getriebeölhaushalt mit Schmieröl versorgt werden.

Die Rotorschaukelradwelle 6 ist parallel zu einer Getriebewelle 10 angeordnet. Die Getriebewelle 10 kann dabei der Getriebeausgangswelle entsprechen. Eine Drehmomentenübertragung von der Getriebewelle 10 auf die Rotorschaukelradwelle 6 erfolgt dabei über ein drehfest mit der Getriebewelle 10 verbindbares Zahnrad und einem mit der Rotorschaukelradwelle 6 drehfest verbindbaren Ritzel 9, die im Bremsbetrieb miteinander kämmen. Im Nichtbremsbetrieb besteht zur Entkopplung der Rotorschaukelradwelle von der Getriebewelle 10 die Möglichkeit, entweder das Ritzel 9 vom Zahnrad 11 zu entkoppeln oder aber auch umgekehrt. Durch diese Maßnahme wird der Retarder inaktiv, die Rotorschaukelrad-Drehzahl gleich Null gesetzt.

Bei dem in dieser Figur dargestellten hydrodynamischen Retarder handelt es sich um einen Wasserretarder. Zum Energieaustausch für den Bremsbetrieb kann dieser sofort ohne zusätzliche Maßnahmen in das Fahrzeugkühlsystem eingebunden werden. Dies bedeutet im einzelnen, daß die Zu- und Ablaufkanäle des Retarder-Statorschaukelrades 3 mit dem Fahrzeugkühler bzw. dem Motorausstritt verbunden sind. Die Betriebsflüssigkeit, hier Wasser, wird dabei mittels dem Kühler 13 abgekühlt.

Die Figur 6 verdeutlicht eine Ausführung entsprechend der Figur 5, weshalb für gleiche Elemente die gleichen Bezugszahlen verwendet wurden. In dieser Ausführung wurden lediglich die Lager der Lagerung vertauscht, so daß sich die Rotorschaukelradwelle 6 am Getriebegehäuse über das Loslager 7 und am Getriebegehäuse 1 über das Rotorschaukelradgehäuse mittels dem Festlager 8 abstützt.

Die Figur 7 zeigt eine Ausführung entsprechend der Figur 5, wobei jedoch das Ritzel 9 fliegend auf der Rotorschaukelradwelle 6 getriebeseitig gelagert ist. Dementsprechend verdeutlicht die Figur 8 eine Anordnung entsprechend der Figur 7 mit vertauschten Lagern.

Die Figur 9a zeigt eine Ausführung entsprechend der Figur 5a im Bremsbetrieb, wobei jedoch das Ritzel 9 retarderseitig fliegend gelagert ist. In Analogie dazu zeigt die Figur 9b eine Ausführung entsprechend der Figur 9a, wobei jedoch die Lager 7 bzw. 8 in ihrer Lage vertauscht wurden.

Die Figur 10 verdeutlicht eine Ausführung entsprechend der Figur 5 mit zusätzlicher auf der Rotorschaukelradwelle 6 oder einer separaten Welle angeordneten Kühlmittelpumpe 14, welche im Bremsbetrieb dazu dient, die motorseitig angeordnete Kühlmittelpumpe zusätzlich zu unterstützen. In dieser Figur ist die Anord-

nung der Kühlmittelpumpe 14 lediglich schematisch angedeutet, auf die Darstellung der konstruktiven Ausführung wurde verzichtet. Dadurch wird erzielt, daß der Kühlmitteldurchfluß im Bremsbetrieb geschwindigkeitsabhängig ist, d.h., daß bei hohen Geschwindigkeiten die Kühlmittelmengen gegenüber der üblichen Ausführung entsprechend der Figur 5a noch erhöht werden können und damit eine bessere Kühlleistung des Retarder Kühlsystems erzielt wird. Auch für diese Ausführung ergeben sich eine Reihe von Möglichkeiten für die Anordnung des Ritzels 9 sowie die Ausführung der Lagerung der Rotorschaukelradwelle. Diese Möglichkeiten entsprechen denen in den vorangegangenen Figuren bereits beschriebenen, weshalb auf diese nicht mehr im einzelnen eingegangen werden soll.

Für die Anordnung und Lagerung der Rotorschaukelradwelle parallel zu einer Getriebewelle, vorzugsweise der Getriebeausgangswelle, sind weitere Möglichkeiten denkbar. Die konstruktive Gestaltung zur Erzielung einer parallelen Anordnung des Rotorschaukelrades zur Getriebewelle, wobei die Möglichkeit besteht, das Rotorschaukelrad von dieser zu entkoppeln, liegt im Ermessen des Fachmannes.

#### Patentansprüche

##### 1. Antriebseinheit für ein Kraftfahrzeug

- 1.1 mit einem Motor;
- 1.2 mit einem Getriebe;
- 1.3 mit einem hydrodynamischen Retarder, umfassend ein Rotorschaukelrad und ein Statorschaukelrad;
- 1.4 der Motor und das Getriebe sind im Hauptantriebsstrang angeordnet;
- 1.5 der hydrodynamische Retarder ist dem Hauptantriebsstrang derart zugeordnet, daß das Rotorschaukelrad des hydrodynamischen Retarders über den Hauptantriebsstrang angetrieben wird; gekennzeichnet durch das folgende Merkmal:
- 1.6 das Betriebsfluid ist das zur Kühlung des Fahrzeuges verwendete Medium.

- 2. Antriebseinheit nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß das Betriebsfluid ein zur Kühlung des Motors verwendetes Medium ist.
- 3. Antriebseinheit nach einem der Ansprüche 1 oder 2, dadurch gekennzeichnet, daß der Kühlmittelkreislauf des Retarders Bestandteil des Kühlmittelkreislaufes des Kraftfahrzeuges ist.
- 4. Antriebseinheit nach einem der Ansprüche 1 bis 3, dadurch gekennzeichnet, daß das Rotorschaukelrad im Bremsbetrieb angetrieben, und im Nichtbremsbetrieb ohne Unterbrechung des Kraftflusses im Hauptantriebsstrang von diesem abkoppelbar ist.

5. Antriebseinheit nach einem der Ansprüche 1 bis 4, dadurch gekennzeichnet, daß im Zulauf zum Statorschaukelrad des Retarders eine Flüssigkeitsförderpumpe angeordnet ist.

6. Antriebseinheit nach einem der Ansprüche 1 bis 5, dadurch gekennzeichnet, daß der Retarder in einem Nebenzweig zum Hauptantriebsstrang angeordnet ist.

7. Antriebseinheit nach einem der Ansprüche 1 bis 6, gekennzeichnet durch die folgenden Merkmale:

- 7.1 die Rotorschaukelradwelle ist parallel zum Hauptantriebsstrang angeordnet;
- 7.2 auf der Rotorschaukelradwelle ist ein mit dieser drehfest verbindbares Ritzel angeordnet;
- 7.3 auf der Hauptantriebswelle ist ein zum Ritzel komplementäres Zahnrad vorgesehen, welches mit dieser drehfest verbindbar ist;
- 7.4 das Zahnrad und das Ritzel stehen ständig miteinander im Eingriff;
- 7.5 es sind Mittel vorgesehen, die es ermöglichen, im Nichtbremsbetrieb die Drehmomentenübertragung zwischen Hauptantriebswelle und Nebenzweig zu unterbrechen.

8. Antriebseinheit nach Anspruch 7, dadurch gekennzeichnet, daß das Mittel eine synchronisierbare Klauenkupplung ist, mit welcher das Zahnrad im Bremsbetrieb mit einer Welle im Hauptantriebsstrang koppelbar und im Nichtbremsbetrieb entkoppelbar ist.

9. Antriebseinheit nach einem der Ansprüche 7 oder 8, dadurch gekennzeichnet, daß das Mittel eine synchronisierbare Klauenkupplung ist, mit welcher das Ritzel im Bremsbetrieb mit der Rotorschaukelradwelle koppelbar und im Nichtbremsbetrieb entkoppelbar ist.

10. Antriebseinheit nach einem der Ansprüche 1 bis 6, gekennzeichnet durch die folgenden Merkmale:

- 10.1 die Rotorschaukelradwelle ist parallel zum Hauptantriebsstrang angeordnet;
- 10.2 das Rotorschaukelrad ist auf der Rotorschaukelradwelle fliegend gelagert;
- 10.3 auf der Rotorschaukelradwelle ist ein mit dieser drehfest verbindbares Ritzel angeordnet;
- 10.4 auf der Hauptantriebswelle ist ein zum Ritzel komplementäres Zahnrad vorgesehen, welches mit dieser drehfest verbindbar ist;
- 10.5 es sind Mittel vorhanden, die es ermöglichen, daß im Bremsbetrieb das Zahnrad und das Ritzel miteinander kämmen und im Nichtbremsbetrieb Zahnrad und Ritzel voneinander trennen.

11. Antriebseinheit nach einem der Ansprüche 1 bis 10,  
dadurch gekennzeichnet, daß das Rotorscheufelrad  
auf der Rotorscheufelradwelle fliegend gelagert ist.
12. Antriebseinheit nach einem der Ansprüche 1 bis 11, 5  
dadurch gekennzeichnet, daß der hydrodynamische  
Retarder zwischen Motor und Getriebe angeordnet  
ist.
13. Antriebseinheit nach einem der Ansprüche 1 bis 11, 10  
dadurch gekennzeichnet, daß der hydrodynamische  
Retarder als selbständige Baueinheit hinter dem  
Getriebe angeordnet ist.
14. Antriebseinheit nach einem der Ansprüche 1 bis 11, 15  
dadurch gekennzeichnet, daß der hydrodynamische  
Retarder im Getriebegehäuse angeordnet ist.
15. Antriebseinheit nach Anspruch 14, gekennzeichnet  
durch die folgenden Merkmale: 20
- 15.1 das Rotorscheufelradgehäuse stützt sich  
am Getriebegehäuse ab;  
15.2 die Rotorscheufelradwelle stützt sich über  
ein Loslager direkt am Getriebegehäuse und 25  
über ein Festlager am Rotorscheufelradge-  
häuse ab.
16. Antriebseinheit nach Anspruch 14, gekennzeichnet  
durch die folgenden Merkmale: 30
- 16.1 das Rotorscheufelradgehäuse stützt sich  
am Getriebegehäuse ab;  
16.2 die Rotorscheufelradwelle stützt sich über  
ein Festlager am Getriebegehäuse und über ein 35  
Loslager am Rotorscheufelradgehäuse ab.
17. Antriebseinheit nach Anspruch 14, dadurch gekenn-  
zeichnet, daß das Ritzel fliegend auf der Rotor-  
schaufelradwelle getriebeseitig gelagert ist. 40
18. Antriebseinheit nach Anspruch 14, dadurch gekenn-  
zeichnet, daß das Ritzel auf der Rotorscheufelrad-  
welle fliegend gelagert und retarderseitig  
angeordnet ist. 45
19. Antriebseinheit nach einem der Ansprüche 7 bis 18,  
dadurch gekennzeichnet, daß Ritzel und Zahnrad  
vertauscht sind. 50
20. Antriebseinheit nach Anspruch 1 bis 6, gekenn-  
zeichnet durch das folgende Merkmal:  
das Rotorscheufelrad des hydrodynamischen  
Retarders ist drehfest mit einer Welle des Hauptan-  
triebsstranges verbindbar. 55

Fig. 1a) Bremsbetrieb

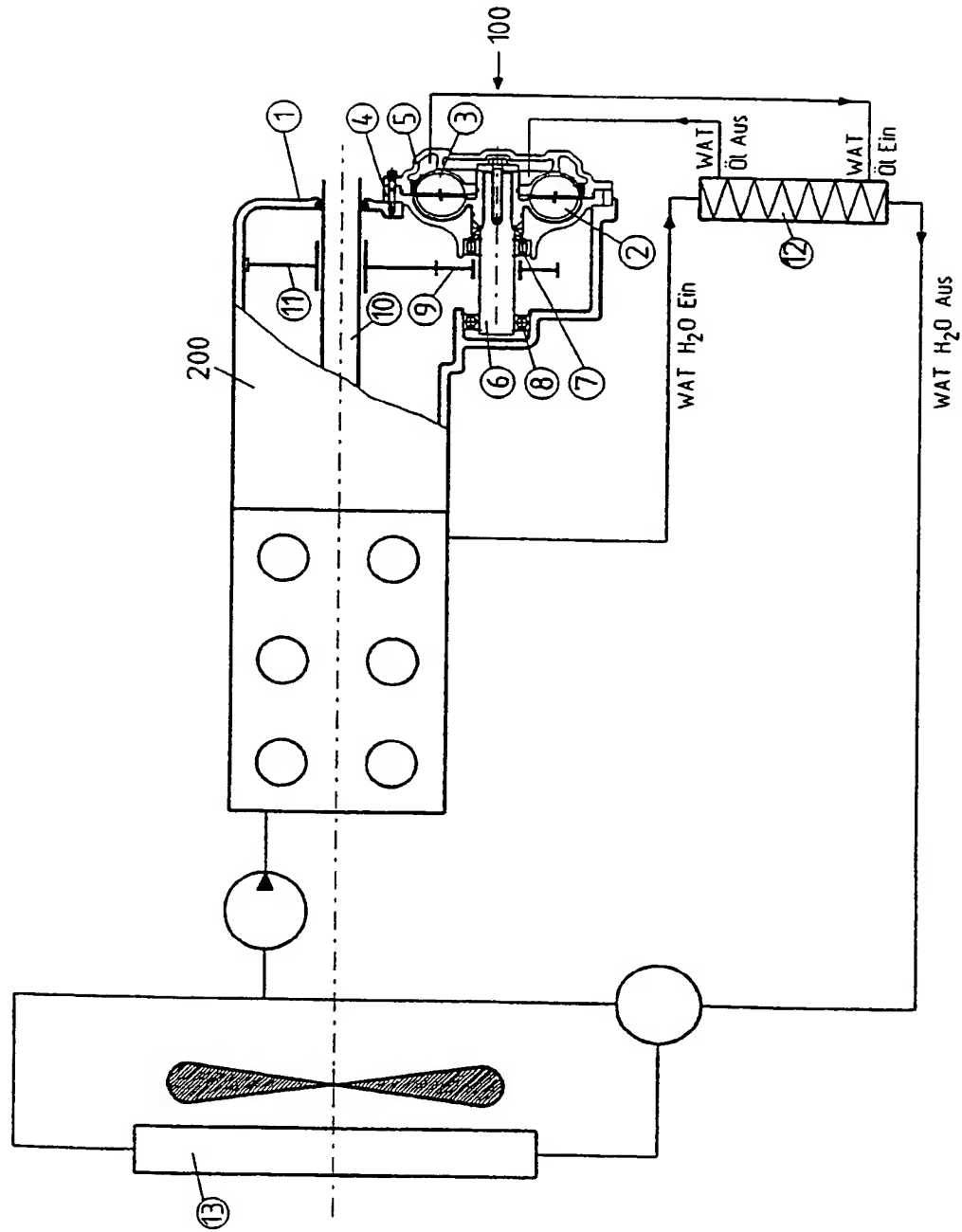


Fig. 1b) Leerlaufbetrieb mit entkoppeltem Ritzel 9

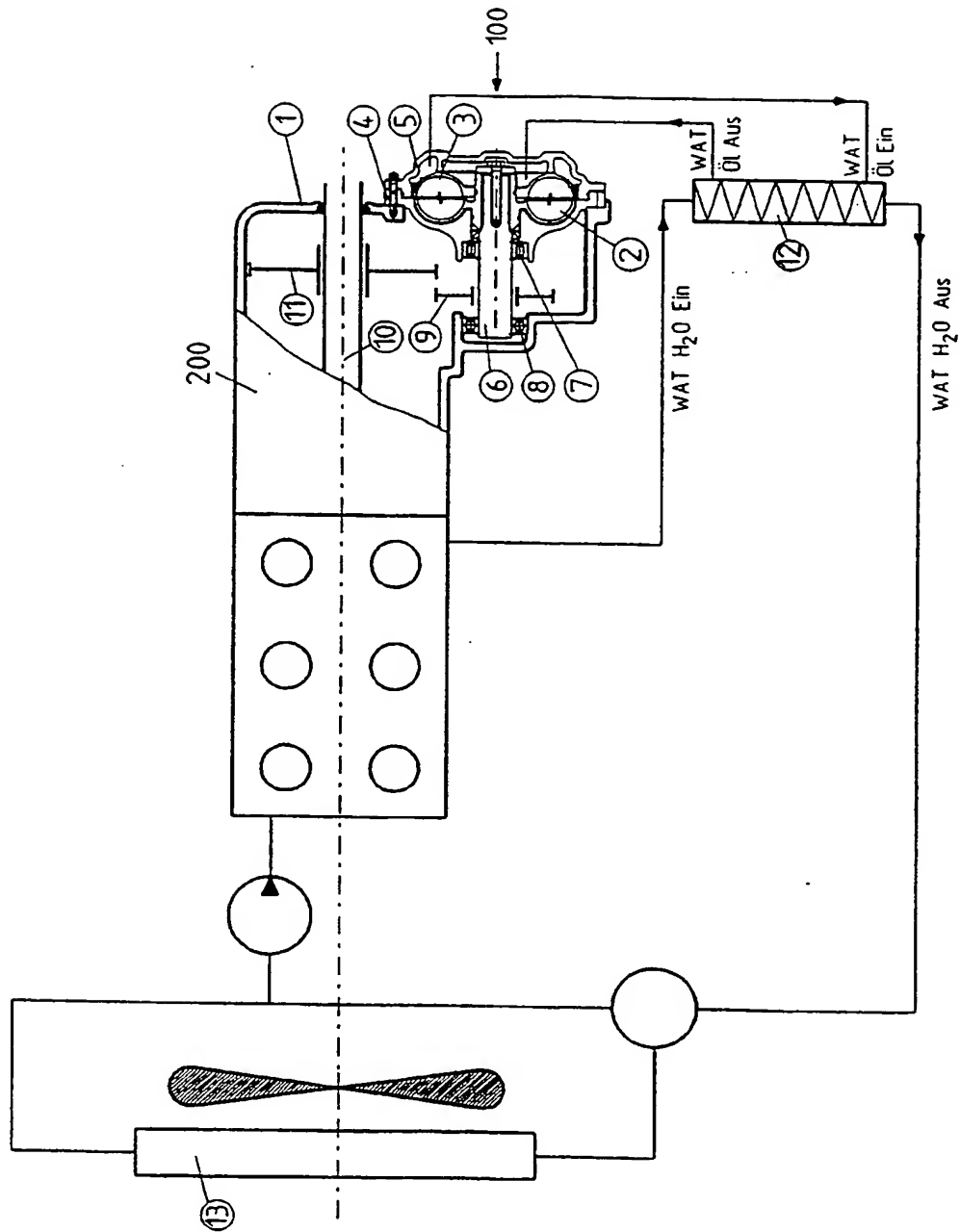


Fig. 1c) Leerlaufbetrieb mit entkoppeltem Zahnrad 11

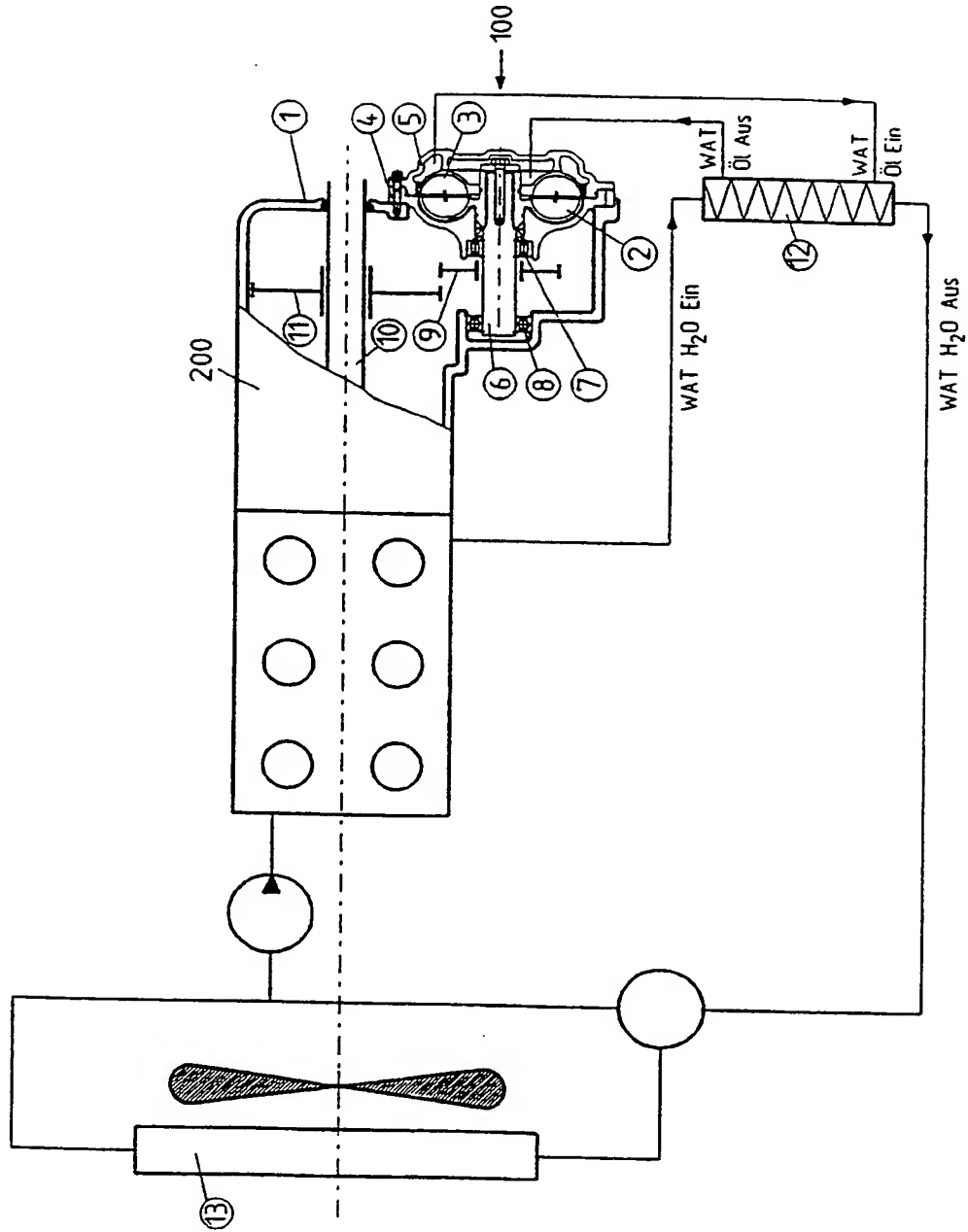


Fig. 2) Bremsbetrieb, gemäß Fig. 1 mit vertauschten Lagern

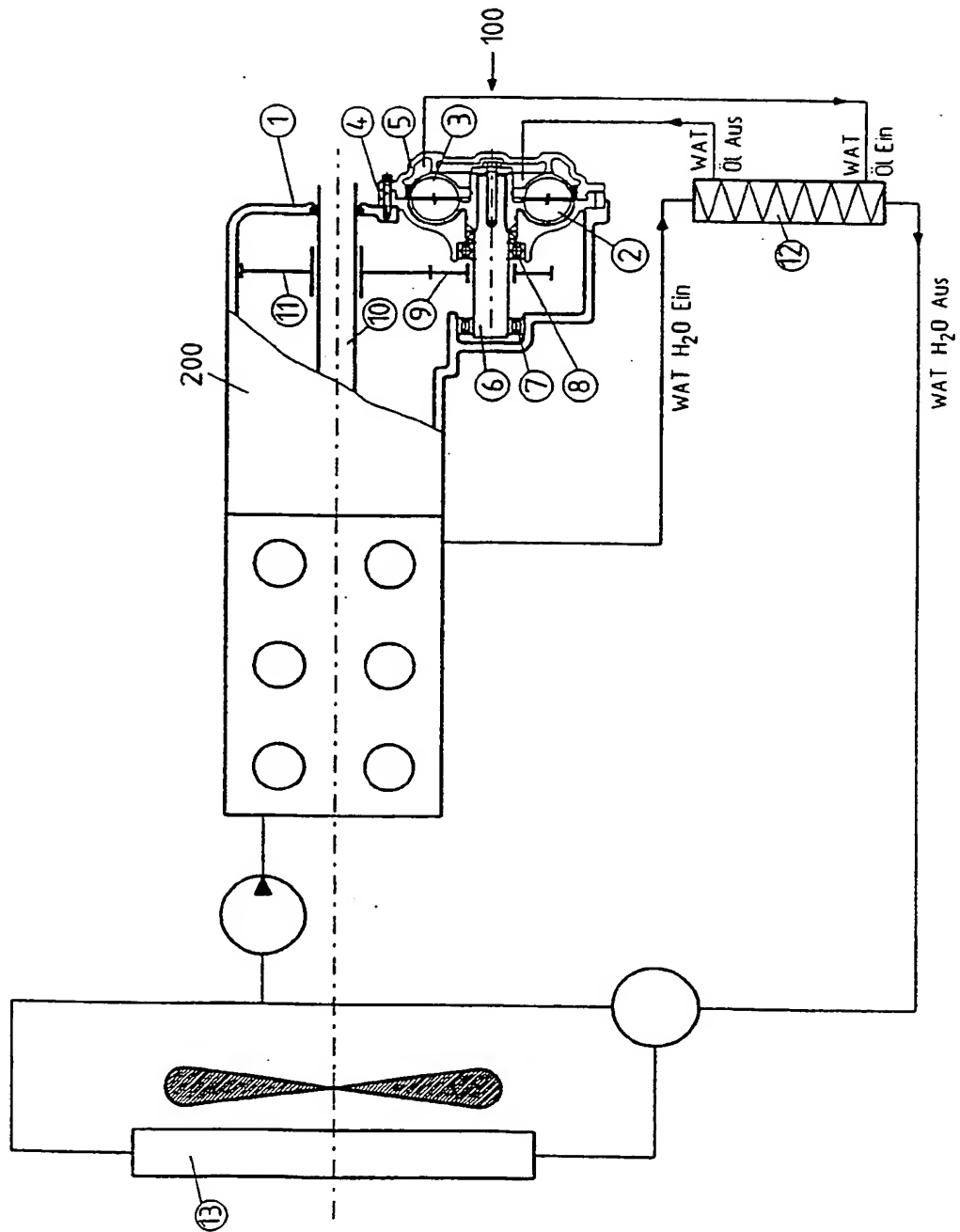


Fig. 3a) Bremsbetrieb, gemäß Fig. 1 mit getriebeseitig angeordnetem fliegend gelagertem Ritzel

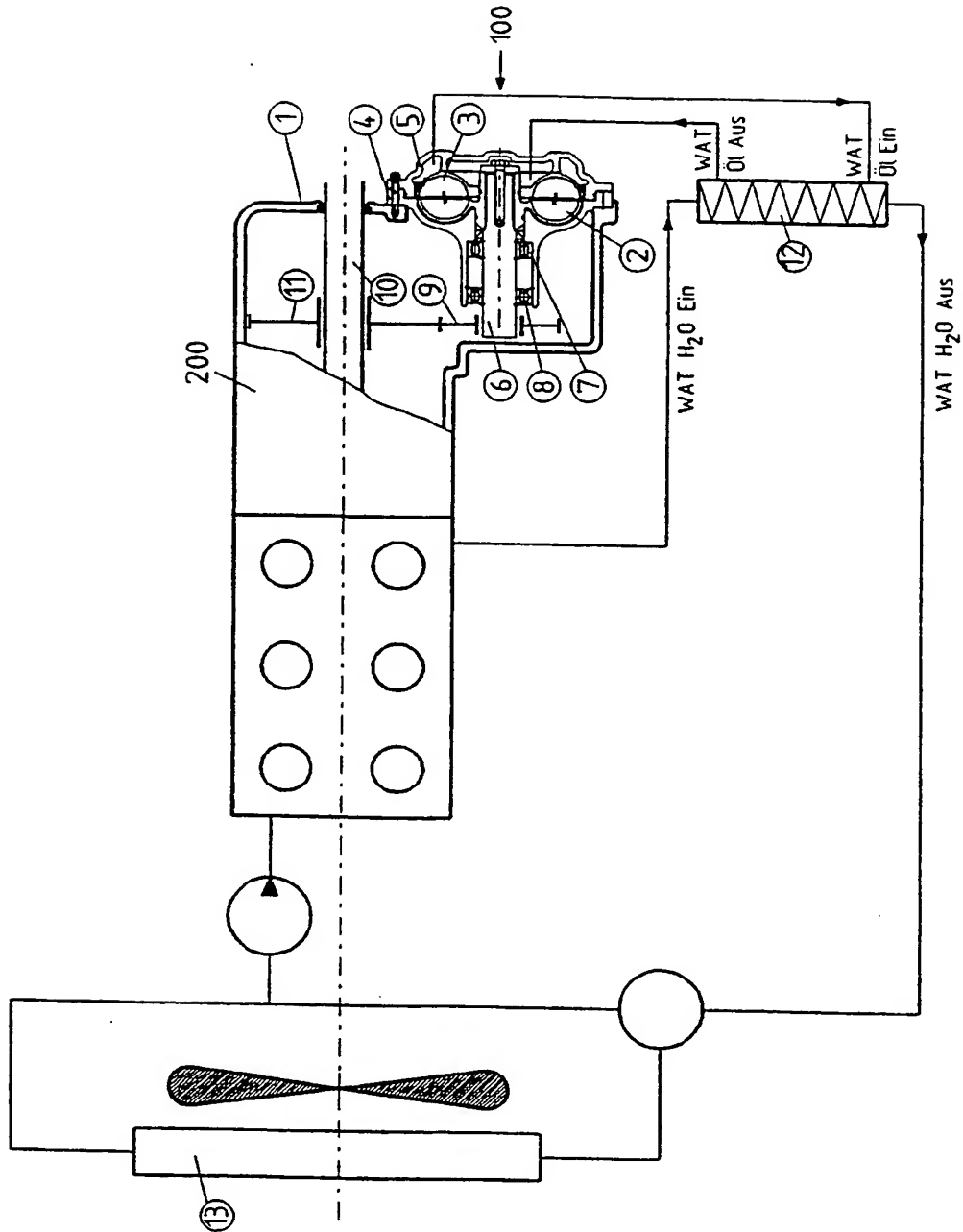


Fig. 3b) Bremsbetrieb, gemäß Fig. 3a mit vertauschten Lagern

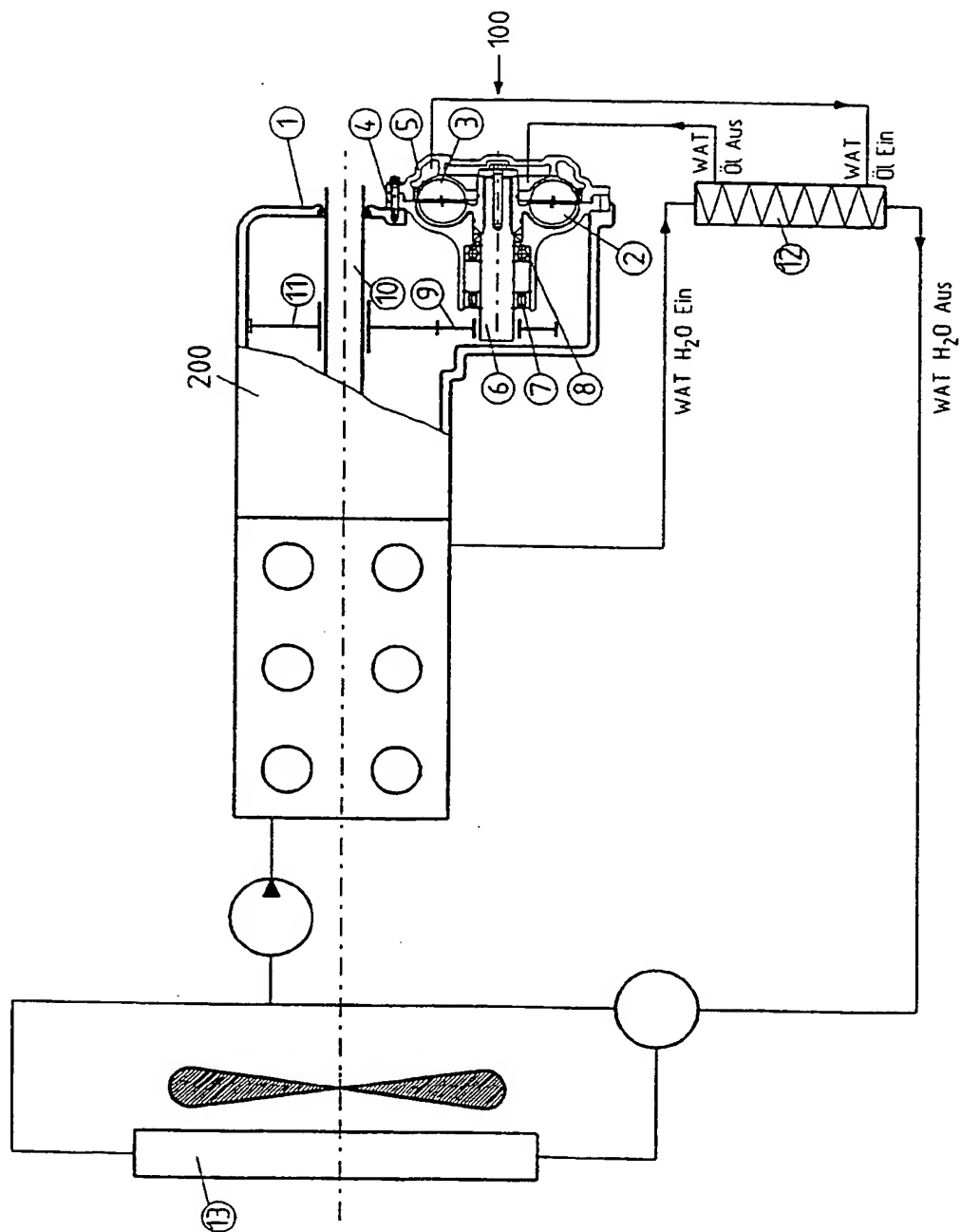


Fig. 4) Bremsbetrieb, gemäß Fig. 1 mit retarderseitig angeordneten fliegend gelagertem Ritzel

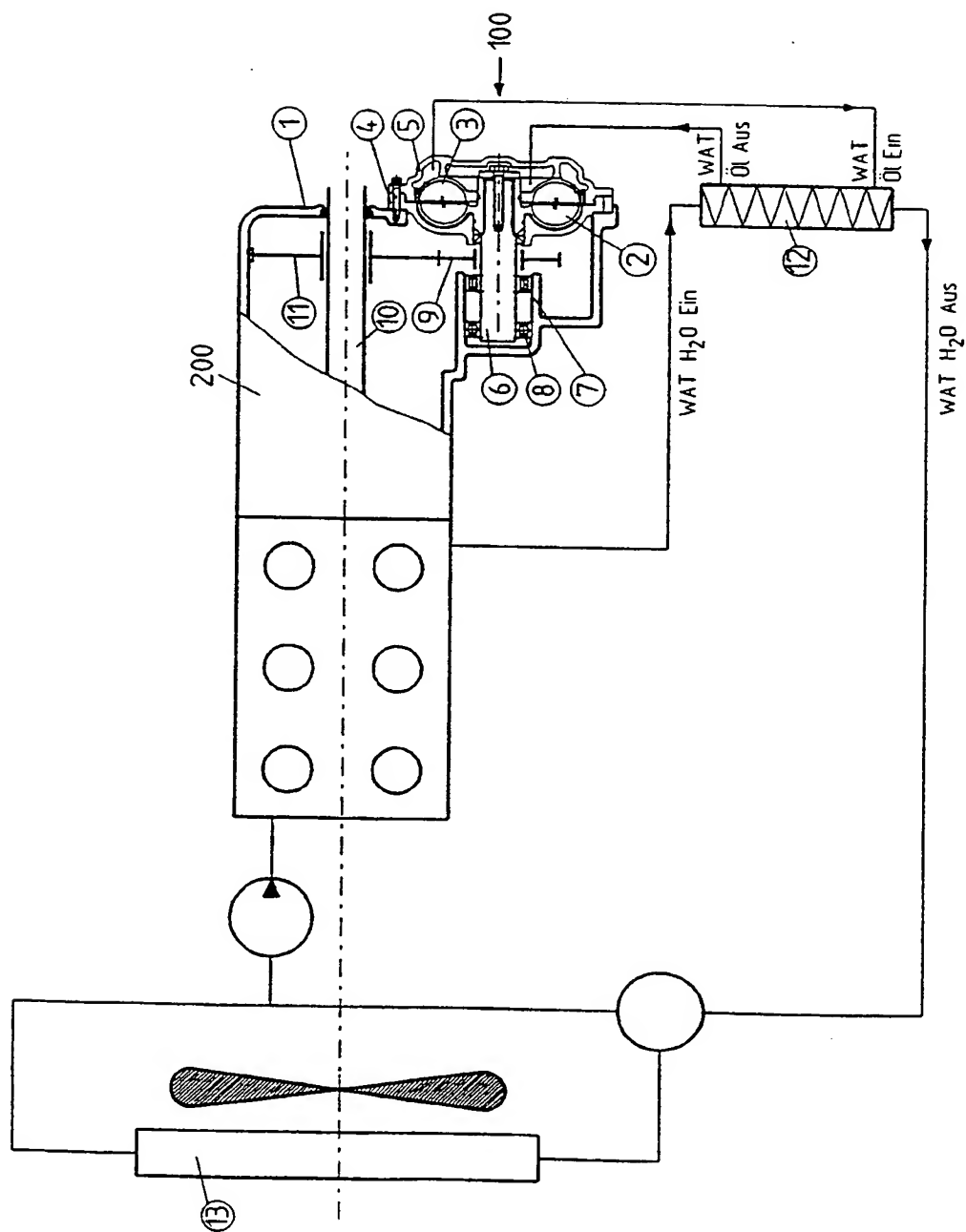


Fig. 5) Bremsbetrieb

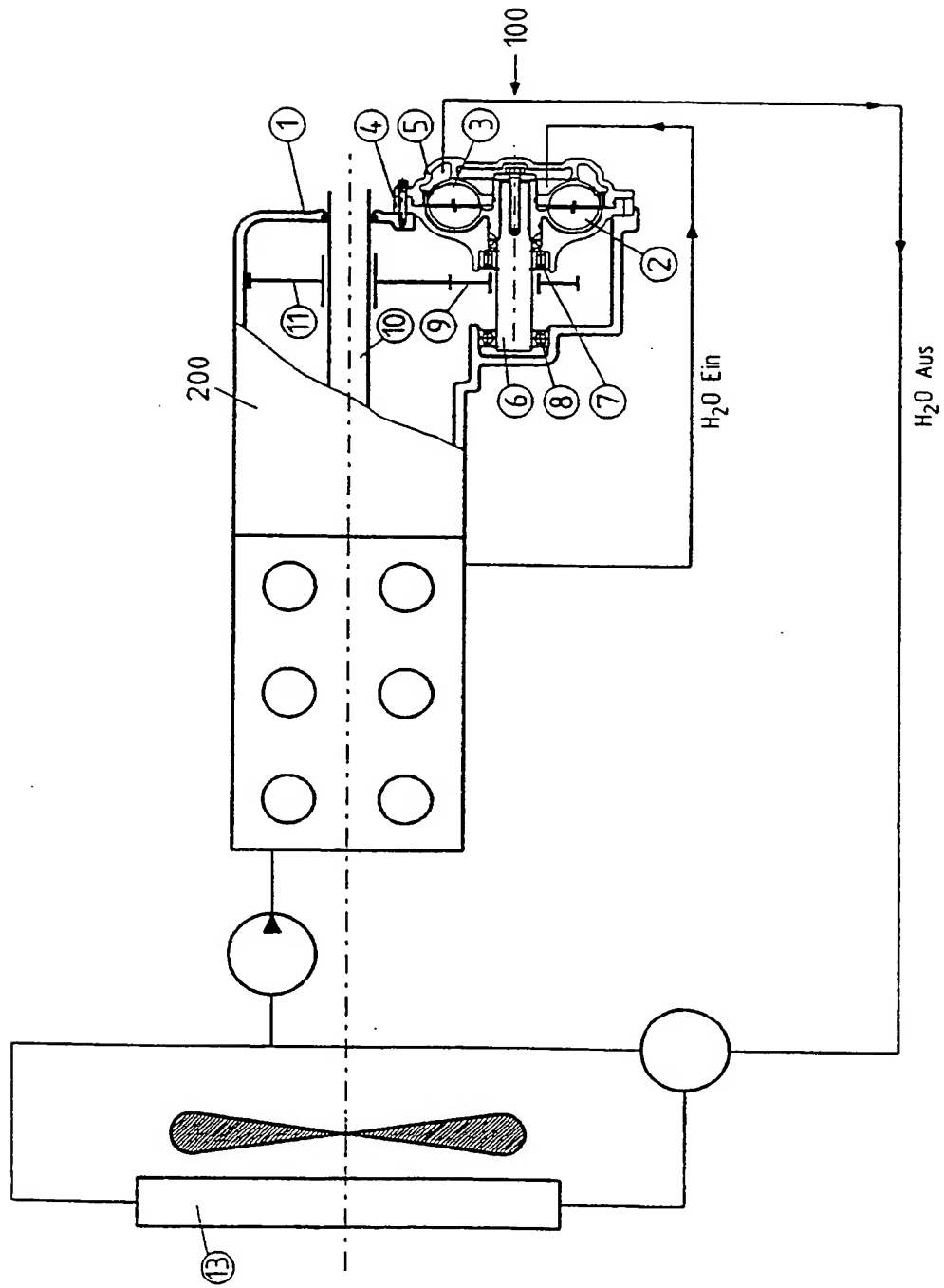
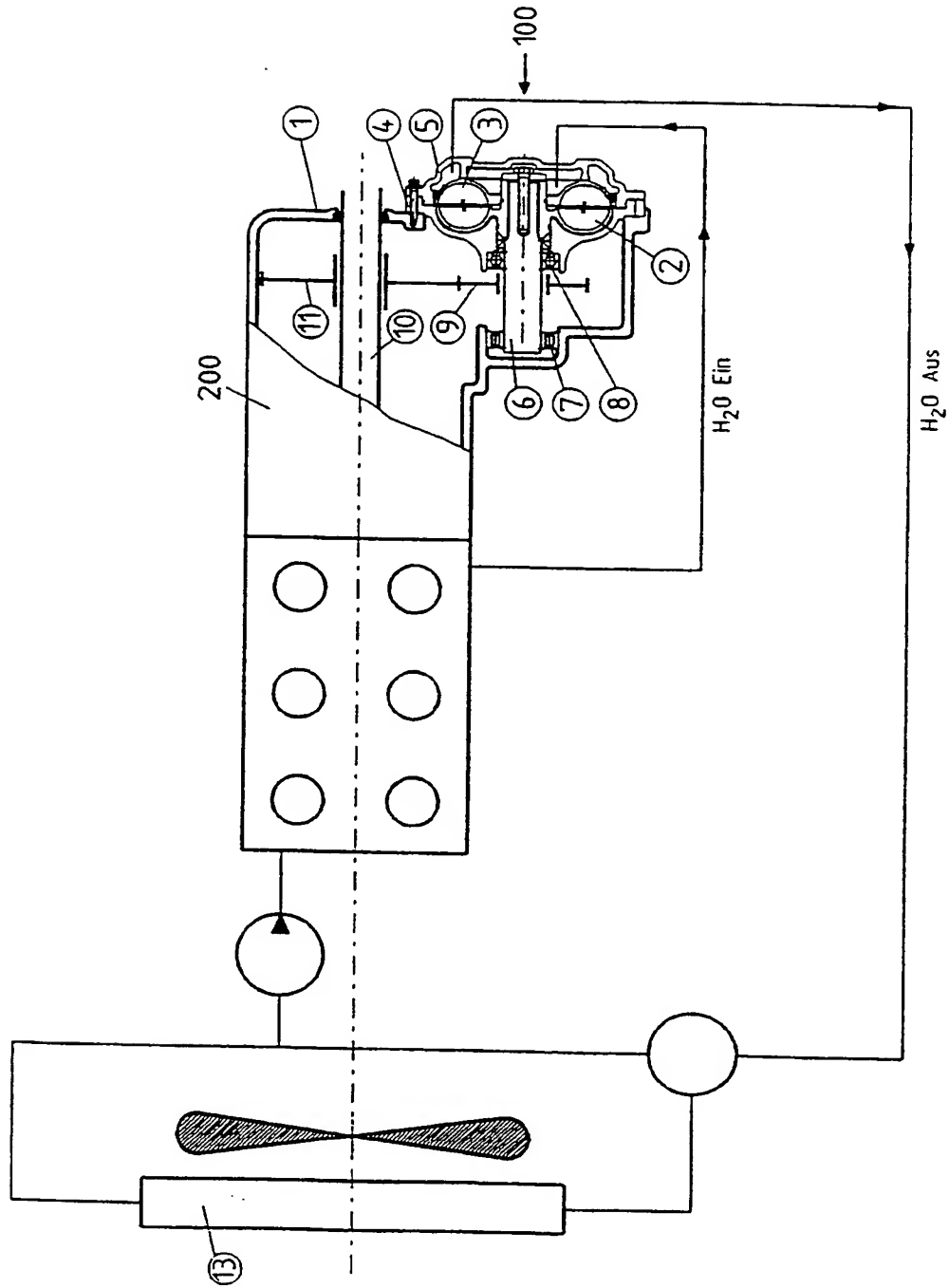


Fig. 6) Bremsbetrieb, gemäß Fig. 5 mit vertauschten Lagern



gelagertem Ritzel

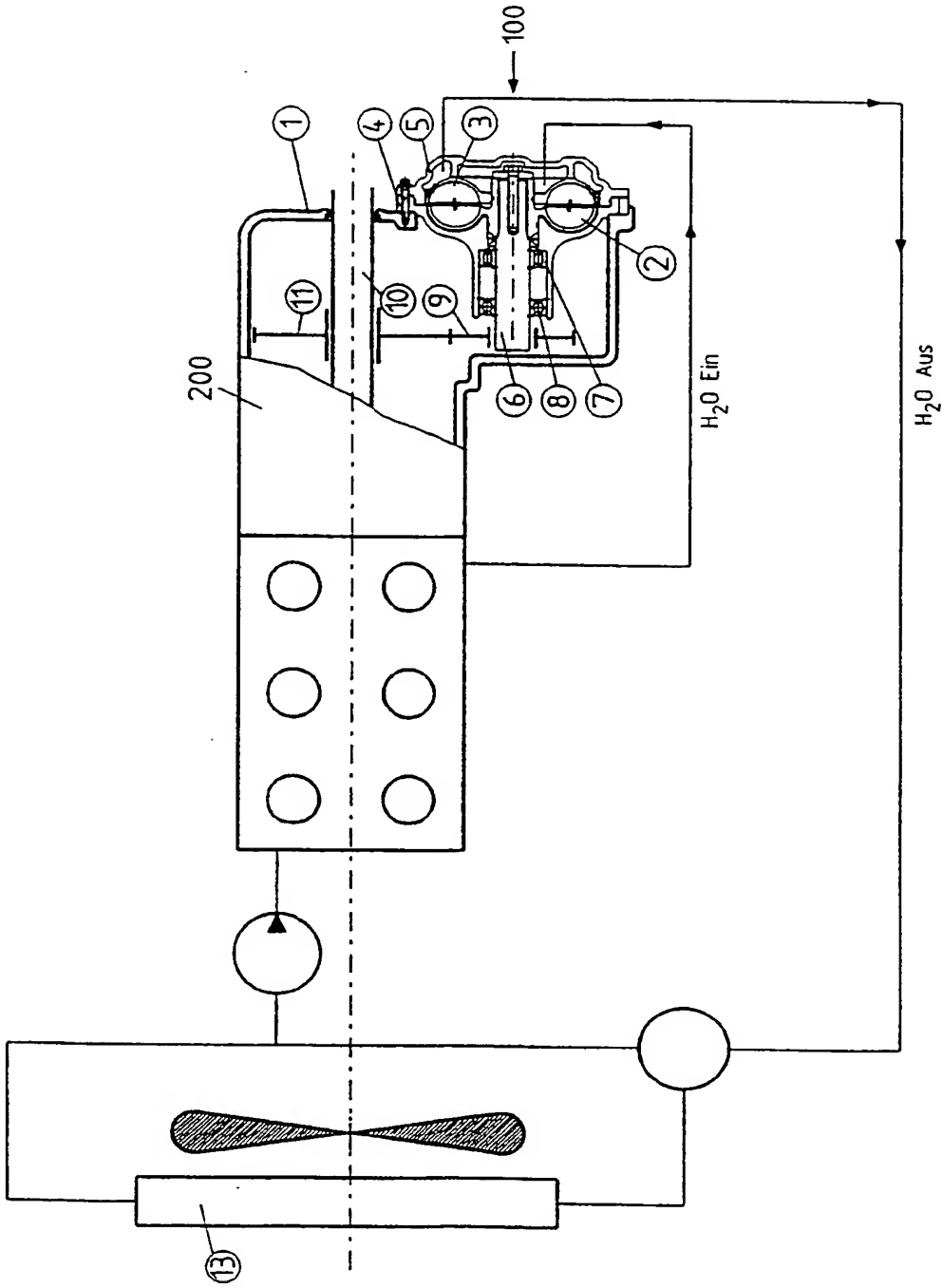


Fig. 8) Bremsbetrieb, gemäß Fig. 7 mit vertauschten Lagern

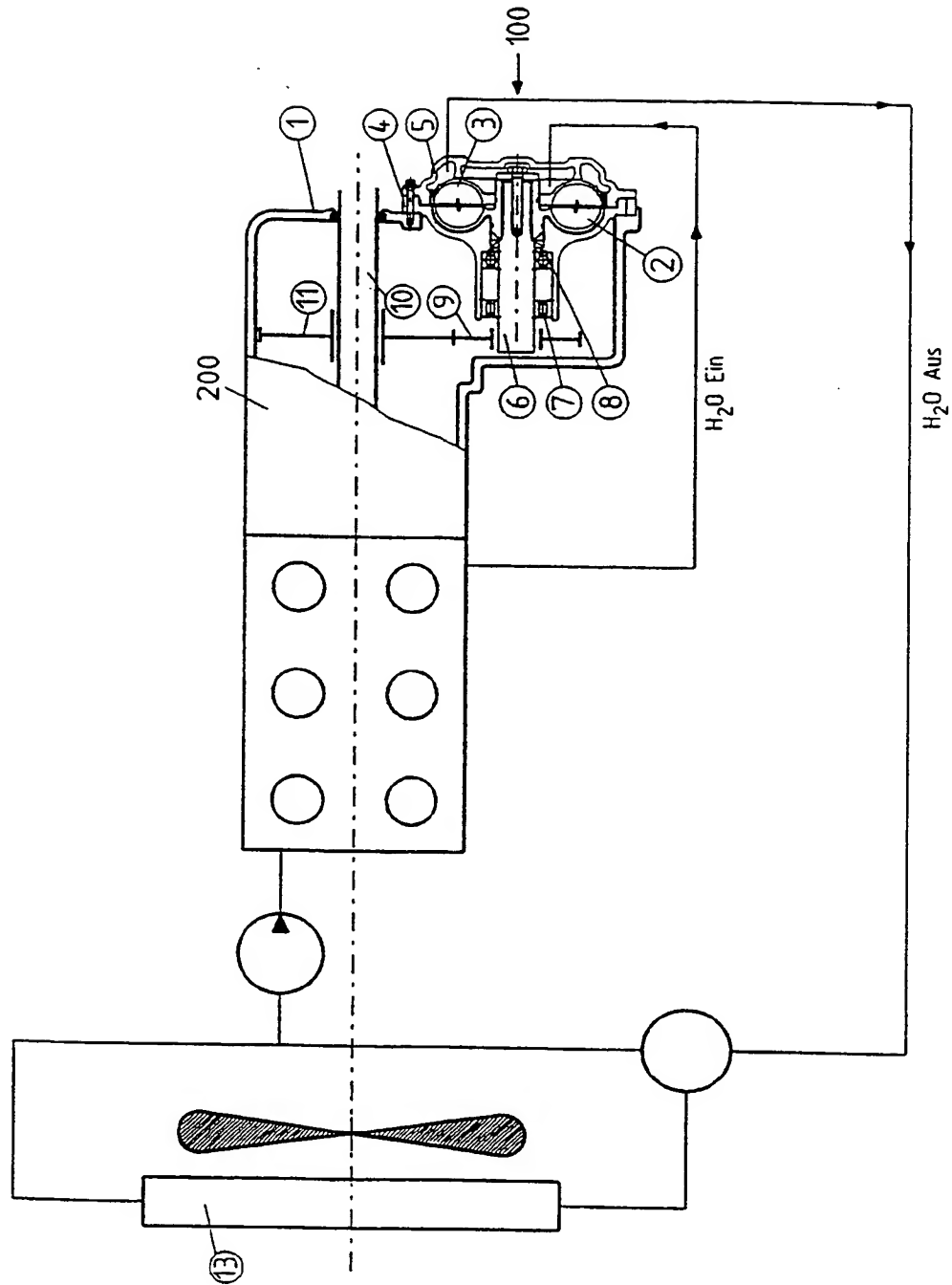


Fig. 9a) Bremsbetrieb, gemäß Fig. 5 mit retarderseitig angeordneten fliegend gelagerten Ritzel

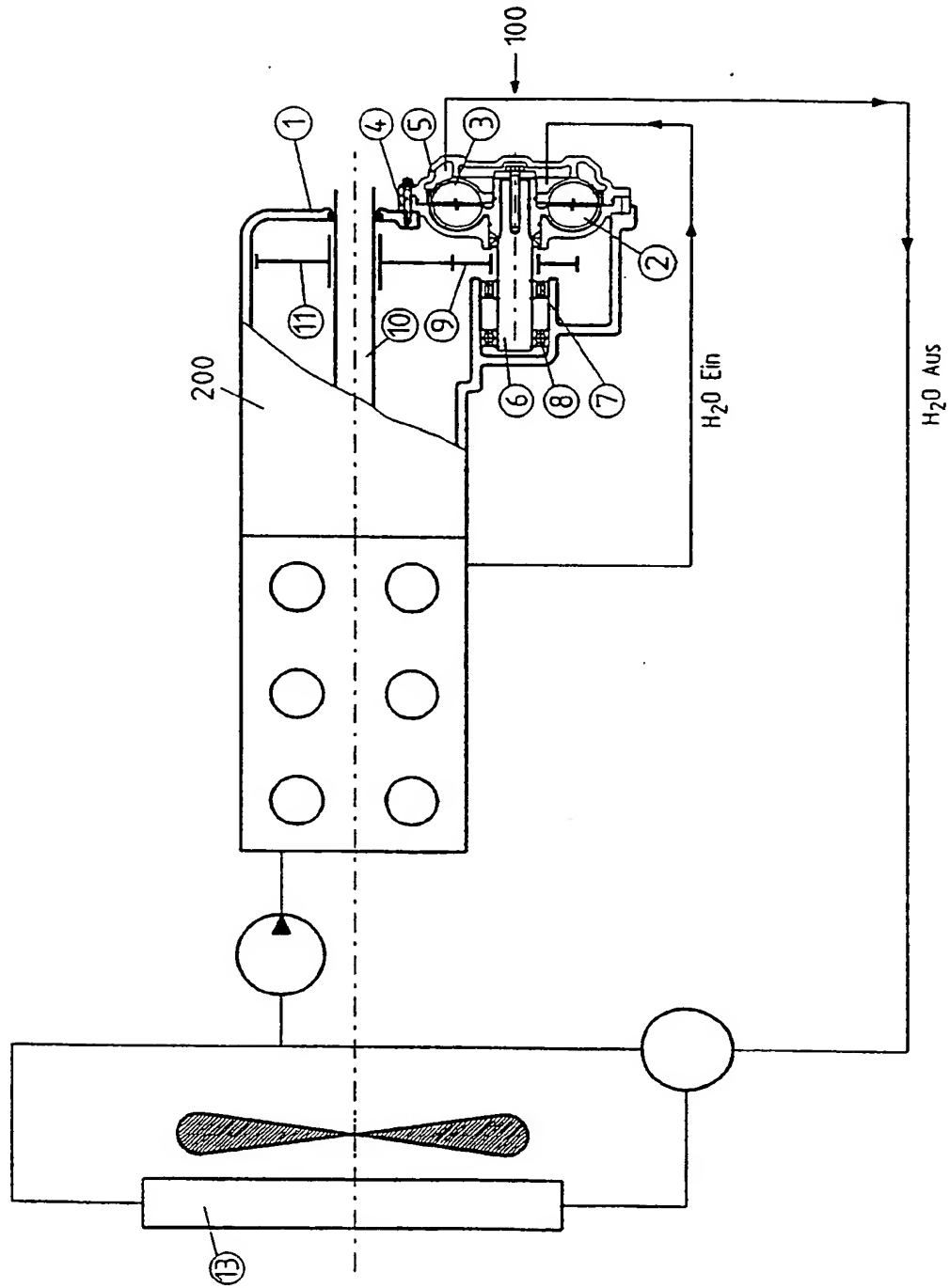


Fig. 9b) Bremsbetrieb, gemäß Fig. 9a mit vertauschten Lagern

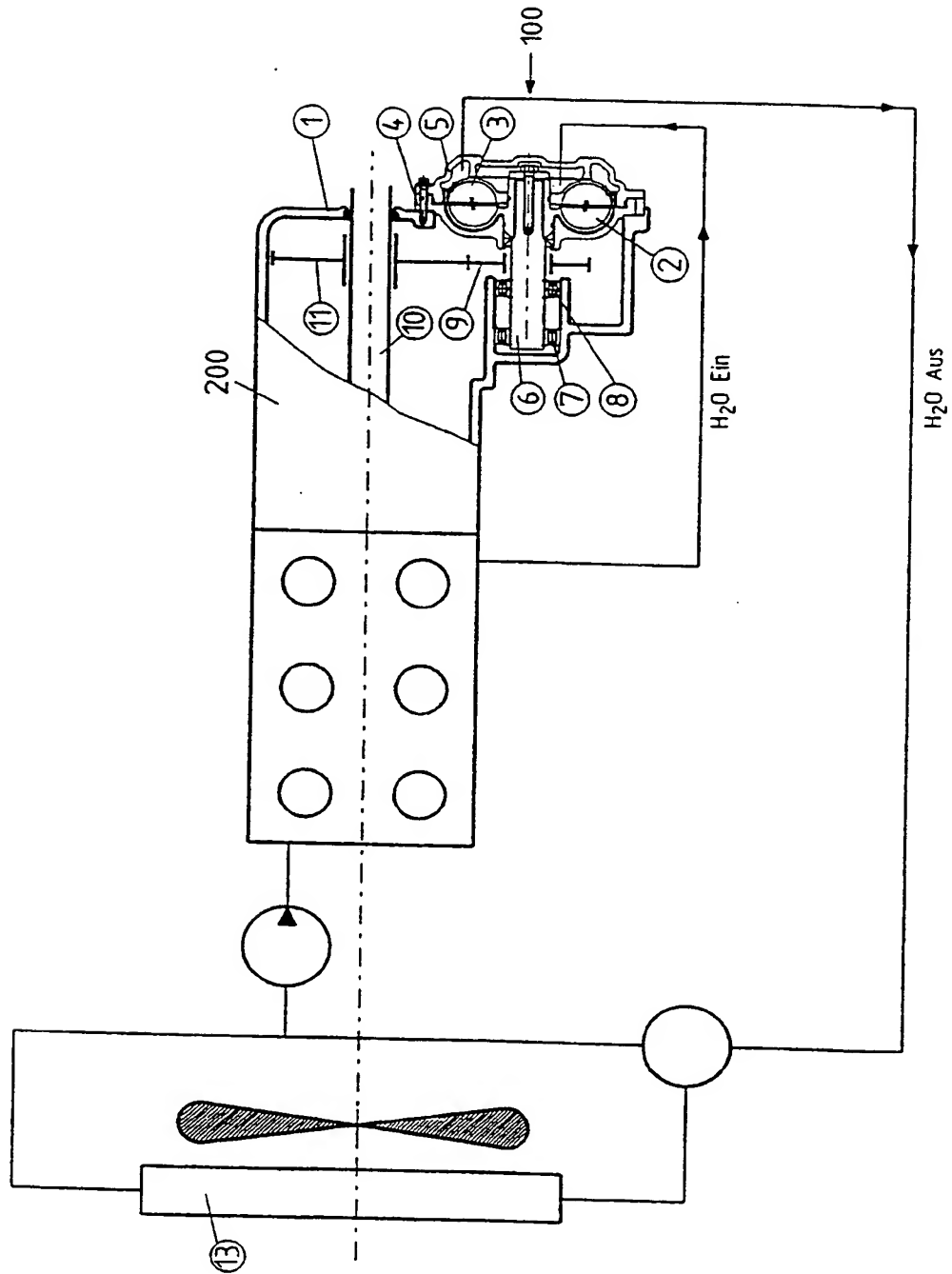
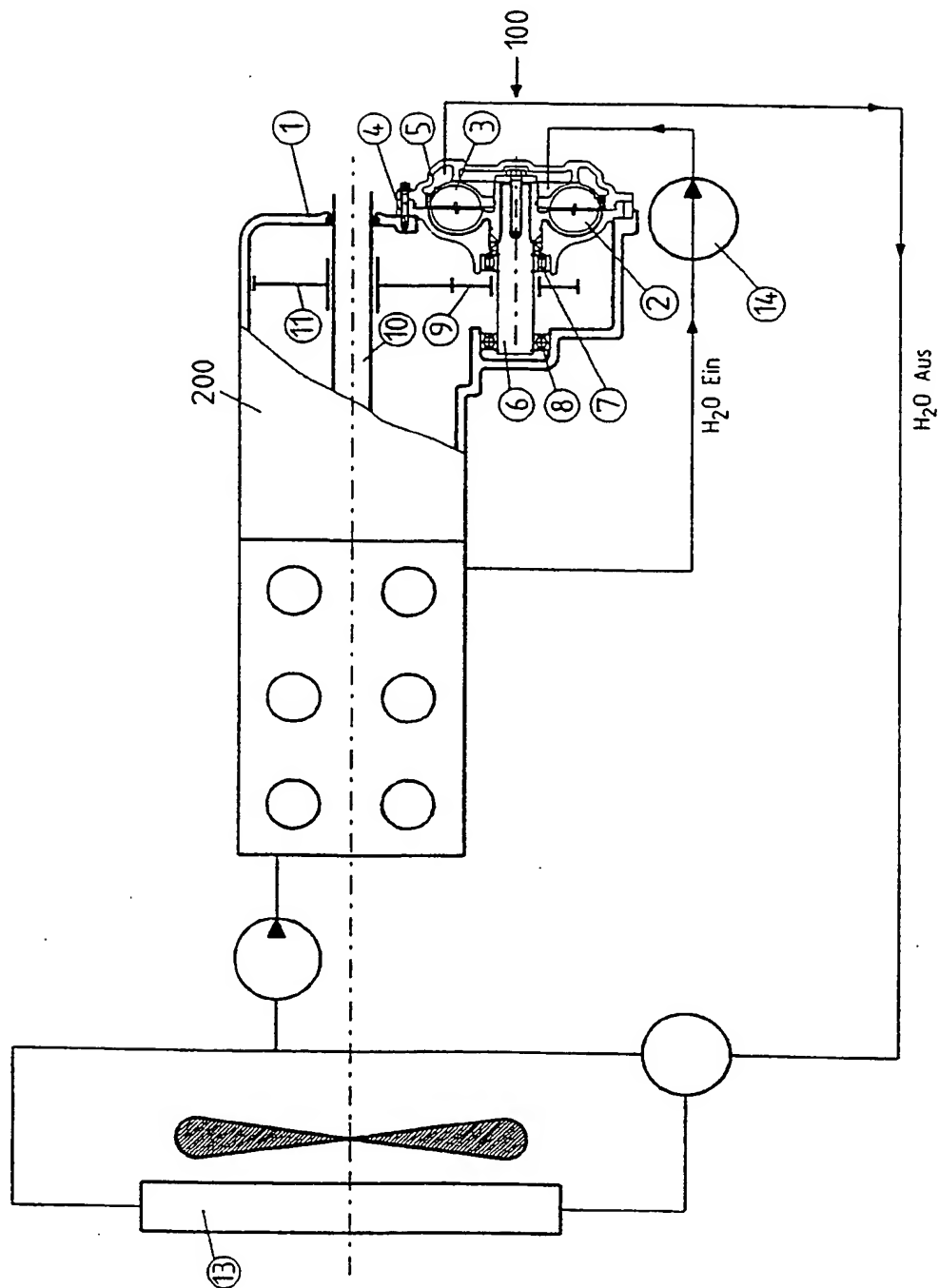
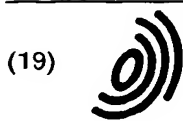


Fig. 10) Bremsbetrieb





11



Europäisches Patentamt  
European Patent Office  
Office européen des brevets



(11) **EP 0 716 966 A3**

(12) **EUROPÄISCHE PATENTANMELDUNG**

(88) Veröffentlichungstag A3:  
20.08.1997 Patentblatt 1997/34

(51) Int. Cl.<sup>6</sup>: **B60T 1/08, F16D 65/78**

(43) Veröffentlichungstag A2:  
19.06.1996 Patentblatt 1996/25

(21) Anmeldenummer: 95119499.2

(22) Anmeldetag: 11.12.1995

(84) Benannte Vertragsstaaten:  
**AT DE ES FR GB IT NL SE**

(30) Priorität: 16.12.1994 DE 4445024  
16.03.1995 DE 19509417

(71) Anmelder: Voith Turbo GmbH  
89522 Heidenheim (DE)

(72) Erfinder:  
• Adams, Werner  
D-74564 Crailsheim (DE)  
• Edelmann, Peter  
D-89522 Heidenheim (DE)

• Friedrich, Jürgen  
D-74564 Crailsheim (DE)  
• Heilinger, Peter  
D-74589 Satteldorf (DE)  
• Rose, Peter  
D-74532 Ilshofen (DE)  
• Vogelsang, Klaus  
D-74564 Crailsheim (DE)

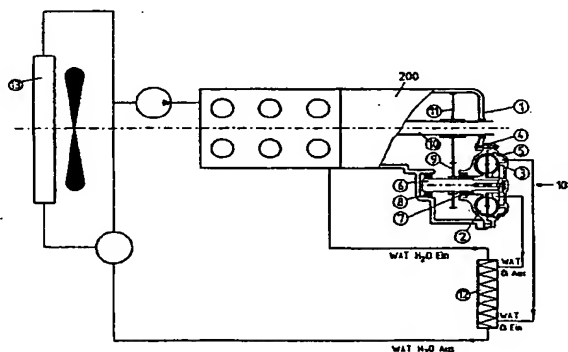
(74) Vertreter: Weitzel, Wolfgang, Dr.-Ing.  
Patentanwalt  
Friedenstrasse 10  
89522 Heidenheim (DE)

(54) **Antriebseinheit**

(57) Die Erfindung betrifft eine Antriebseinheit für ein Kraftfahrzeug mit einem Motor; mit einem Getriebe (200); mit einem hydrodynamischen Retarder (100), umfassend ein Rotorscheufelrad (2) und ein Statorschaufelrad (3); der Motor und das Getriebe sind im Hauptantriebsstrang angeordnet; der hydrodynamische Retarder ist dem Hauptantriebsstrang derart zugeordnet, daß das Rotorscheufelrad des hydrodynamischen Retarders über den Hauptantriebsstrang angetrieben wird.

Die Erfindung ist gekennzeichnet durch das folgende Merkmal:  
das Betriebsfluid ist das zur Kühlung des Fahrzeuges verwendete Medium.

Fig. 1a) Bremsbetrieb



EP 0 716 966 A3



Europäisches  
Patentamt

# EUROPÄISCHER RECHERCHENBERICHT

Nummer der Anmeldung  
EP 95 11 9499

EINSCHLÄGIGE DOKUMENTE			
Kategorie	Kennzeichnung des Dokuments mit Angabe, soweit erforderlich, der maßgeblichen Teile	Betrifft Anspruch	KLASSIFIKATION DER ANMELDUNG (Int.Cl.6)
X	US 3 951 242 A (FISCHER HANS ET AL) 20. April 1976 * Spalte 2, Zeile 42 - Spalte 3, Zeile 49; Abbildungen *	1-3,5,6, 20	B60T1/08 F16D65/78
A	---	7	
X	US 5 333 707 A (KANEDA NAOKI) 2. August 1994 * Spalte 3, Zeile 34 - Zeile 52; Abbildung 1 *	1,2,4	
Y	---	7,13,14	
X	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 012, no. 160 (M-697), 14. Mai 1988 & JP 62 279159 A (MITSUWA SEIKI CO LTD), 4. Dezember 1987, * Abbildungen *	1,12	
Y	---	7	
A	---	10	
Y	DE 25 36 805 A (TSNI AVTOMOBILNYJ I AVTOMOTORN ; GOL SOJUSNOJE K BJURO AVTOBUSA (SU) 24. Februar 1977 * Abbildungen 1,2 *	13,14	RECHERCHIERTE SACHGEBIETE (Int.Cl.6)
X	GB 2 056 017 A (TWIN DISC INC) 11. März 1981 * Seite 1, Zeile 12 - Zeile 39 * * Seite 2, Zeile 103 - Seite 3, Zeile 9; Abbildung 1 *	1-4	B60T F16D
X	DE 44 08 350 A (VOITH TURBO KG) 6. Oktober 1994 * Spalte 4, Zeile 3 - Zeile 32; Abbildung 1 *	1-3	
X	FR 2 260 030 A (DAIMLER BENZ AG) 29. August 1975 * Anspruch 1; Abbildungen 1,2 *	1-3	
Der vorliegende Recherchenbericht wurde für alle Patentansprüche erstellt			
Recherchesort DEN HAAG		Abschließdatum der Recherche 19. Juni 1997	Prüfer Szamocki, G
<p><b>KATEGORIE DER GENANNTEN DOKUMENTE</b></p> <p>X : von besonderer Bedeutung allein betrachtet Y : von besonderer Bedeutung in Verbindung mit einer anderen Veröffentlichung derselben Kategorie A : technologischer Hintergrund O : mündliche Offenbarung P : Zwischenliteratur</p> <p>T : der Erfindung zugrunde liegende Theorien oder Grundsätze E : älteres Patentedokument, das jedoch erst am oder nach dem Anmeldedatum veröffentlicht worden ist D : in der Anmeldung angeführtes Dokument L : aus andern Gründen angeführtes Dokument &amp; : Mitglied der gleichen Patentfamilie, übereinstimmendes Dokument</p>			

EPO FORM 1503 01.12 (P04C03)